

CLASSIFICATION SECURITY INFORMATION

25X1A

CENTRAL INTELLIGENCE AGENCY

REPORT NO.

INFORMATION REPORT

CD NO.

COUNTRY Germany (Russian Zone)

DATE DISTR. 23 May 1952

SUBJECT Railroad Rolling Stock at Dessau Waggonfabrik
(SAG Transmasch)

NO. OF PAGES 1

PLACE ACQUIRED 25X1A

NO. OF ENCLS. 1 (23 pages)
(LISTED BELOW)

DATE OF INFO: 25X1A
ACQUIRED

SUPPLEMENT TO
REPORT NO.

25X1A

THIS DOCUMENT CONTAINS INFORMATION AFFECTING THE NATIONAL DEFENSE OF THE UNITED STATES WITHIN THE MEANING OF THE ESPIONAGE ACT 50 U.S.C. 31 AND 32, AS AMENDED. ITS TRANSMISSION OR THE REVELATION OF ITS CONTENTS IN ANY MANNER TO AN UNAUTHORIZED PERSON IS PROHIBITED BY LAW. REPRODUCTION OF THIS FORM IS PROHIBITED.

THIS IS UNEVALUATED INFORMATION

* Except where otherwise indicated.

25X1

SOURCE

25X1A

The attached material in partial reply to [] is forwarded to you on loan. Its return at your earliest convenience will be appreciated.

25X1

Distribution:
ORR (Attn: []) (loan)
Army (loan)

25X1A

THIS DOCUMENT HAS AN ENCLOSURE ATTACHED
DO NOT DETACH

CLASSIFICATION SECRET/CONTROL - U.S. OFFICIALS ONLY

STATE	NAVY	NSRB	DISTRIBUTION								
ARMY	AIR		OCD	x							

THIS IS AN ENCLOSURE TO

25X1A

Approved For Release 2002/08/15 : CIA-RDP83-00415R011600030016-2

OFFICIALS ONLY 25X1

1. Attached in Annex 1 is a photostat copy of a prospectus of the Dessau (# 52/E 17) Railroad Car Plant of the SAG Transmasch regarding the production of refrigerator cars, iron foundry cars, 25-ton capacity, undercarriages for cranes, 50-ton capacity undercarriage for cranes, slag transportation cars, and coke quenching cars. Attached in Annex 2 is a photostat copy of a report of the Technical Office of the Dessau Railroad Car Plant, dated 15 June 1951, regarding a plan for the development of a mining machine for potash mines. Attached in Annex 3 are four photographs showing the exterior and interior of a refrigerator car, one photograph of a flatcar and one photograph of an undercarriage.
2. [redacted] the Dessau Railroad Car Plant produced 1,077 flatcars from 1947 to mid-1948, 100 refrigerator cars from mid-1948 to the end of 1948, 530 refrigerator cars in 1949, 1,035 refrigerator cars in 1950, 785 refrigerator cars from 1 January 1951 to 31 July 1951, 69 twenty-five-ton crane cars (Kranwagen) from 1 May 1949 to 31 December 1950, 31 fifty-ton crane cars in 1950, 19 fifty-ton crane cars in 1950, 19 fifty-ton crane cars from 1 June 1951 to 31 July 1951, 45 slag cars and iron foundry cars in 1949, 60 slag cars and iron foundry cars in 1950, and 12 coke-quenching cars in 1949. The construction of 100-ton crane cars is scheduled to start in 1951. This type of crane car allegedly will be produced only by the Dessau Railroad Car Plant.

Handwritten signature to

A RBEITS-PRODUKTION

VON

K U H L W A G E N
E I S E N G I E S S W A G E N
K R A N U N T E R W A G E N 25 t
K R A N U N T E R W A G E N 50 t
S C H L A C K E N T R A N S P O R T W A G E N
K O K S L Ö S C H W A G E N

VIERACHSIGER KÜHLWAGEN (GANZMETALL)

VERWENDUNGSZWECK

Transport von wärme- und kälteempfindlichen Gütern, insbesondere Nahrungsmitteln, wie Frischfleisch, Gefrierfleisch, Obst, Gemüse, Eier usw. — Kühlung vermittelt Wassereis oder Salz-Eisgemisch.

Ganzmetallbauart ist völlig dampfdicht und verhindert mit Sicherheit einen Niederschlag der Feuchtigkeit der Außenluft in dem Isolationsmaterial und vermeidet dadurch jede Verschlechterung der Isolationswirkung im Laufe der Zeit.



TECHNISCHE DATEN

Gewicht, leer	32 t
Nutzlast	26 t
Eislast	6 t
Länge über Puffer	14 700 mm
Drehzapfenabstand	9 830 mm
Achsstand der Drehgestelle	1 860 mm
Achsstand ganz	11 630 mm
Spurweite	1 524 mm
Höhe des Laderaumes (licht)	2 340 mm
Breite außen	3 040 mm
Gesamthöhe von Schienenoberkante	4 930 mm
Bodenfläche (Laderaum)	27,5 m ²
Rauminhalt (Laderaum)	72 m ³
Eisraumgröße	11,5 m ³

... aus Walzprofilen und Blechen zusammengeschweißt. Verteilung durch gesiekte Bleche, an den Wagenenden durch Rammblechkonstruktion. Hauptquerträger mit Drehplannen und Gleitstücken russischer Bauart.

... System Diamond in Fachwerkbauart; Federung durch 2 Doppelblattfedern und 4 Schraubenfedern je Drehgestell. Radsätze und Gleitlagerbuchsen nach sowjetischen Normalien.

... als Friktionsapparat an jedem Wagenende, wahlweise mit Zughaken und Schraubenkupplung oder selbsttätiger Mittelpufferkupplung.

... als Stangenpuffer beiderseits der Zugvorrichtung an den Kopfstücken; jeder Puffer mit einem Satz Schraubenfedern. Puffertellerdurchmesser 400 mm.

... als Druckluftbremse, System „Matrossow“, mit 14“ Bremszylinder, auf 4 Klötze in jedem Drehgestell wirkend.

... aus Blechen und Profilen zusammengeschweißt und mit dem Untergestell verschweißt, in formfester Bauart.

... aus Blechen und Profilen zusammengeschweißt und mit dem Wagenkasten vernietet.

... aus Bohlen auf Nut und Spund, Fußboden auf Nut und Feder, auf Futterhölzern, die mit dem Eisengerippe verschraubt sind. Wände und Fußboden mit Zinkblech verkleidet, das fugenlos geschweißt ist. Anordnung von senkrechten Abstandsleisten zum Schutz der Wandflächen, zur Sicherstellung des Luftumlafs und zur Unterstützung der Fleiszbalkenwinkel.

... doppellügelig, mit Drehriegelverschluß an beiden Wagenlängswänden; Ausführung in Eisen mit Holz- und Zinkblechverkleidung.

... zur Beschädigung der Eiskästen vom Dach aus, mit Drehriegelverschluß.

... mittels Kunstharzschäum „Piatherm“ in den Wänden, im Dach und im Fußboden, völlig fäulnissicher, feuchtigkeitsdicht abgedeckt. Unterbringung zwischen der äußeren Blechverkleidung und der inneren Holzverschalung.

... je 2 Eiskästen an jedem Wagenende, aus Winkelseisengerippe mit Verkleidung aus gelochten Blechen sowie verstellbaren Rostböden zur Auflagerung des Eises. Abkleidung der Eiskästen gegenüber dem Laderaum durch eine aufklappbare Trennwand, mit Luft-Eintritts- und Austrittsöffnungen darüber und darunter; dadurch Erzielung einer Schornsteinwirkung zwecks Lenkung des Kühlluftumlafs.

... für Frischfleisch, bestehend aus 22 Querbalken aus Walzprofilen, mit abwechselnd je 7 und 8 verschiebbaren Doppel-Fleischhaken.

... aufklappbar, bestehend aus Flacheisengittern auf Füßen, zur Auflagerung von Gefriergut in Behältern, zur Sicherstellung des Kaltluftumlafs innerhalb der Ladung.

... für Schmelzwasser, mit Wasserverschluß zur Vermeidung von Kaltluftverlusten; zur Reinigung von außen aufklappbar, mit automatischem Verschluß, 2 Stück an jedem Wagenende.

... zur Feststellung der höchsten und tiefsten Temperatur im Laderaum (Dachmitte zwischen den Türen bzw. unter den Eiskästen). Ablesung außerhalb des Wagens, Schutz der Ablesezifferblätter durch verschließbaren Klappdeckel.

... mit Verbindungssteg auf dem Dach, zur Erleichterung der Beeisung vom Wagendach aus. Schutzwannen um die Dachluken herum, zum Schutze des Wagendaches vor überlaufender Salz-Eis-Mischung. Dachaufstieg durch Klappleiter von einer Stirnwand her.

... für Ofenrohr bei Benutzung des Wagens im Winter, zwecks Beheizung für kälteempfindliche Güter.

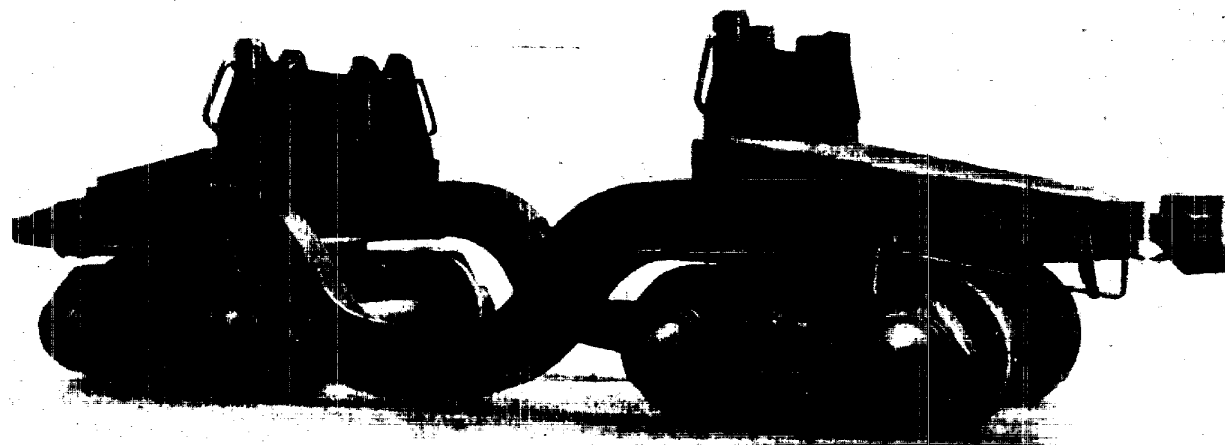
... aller Eisenteile durch mehrfache Rostschutzanstriche mit Mennige und Öl-farbe. Außenanstrich hellgrau, Innenanstrich auf Holz ebenfalls hellgrau. Alle Eisenteile im Laderaum, sowie diejenigen, die mit dem Salz-Eisgemisch in Berührung kommen, feuerverzinkt. Die Fleischhaken sind verzinkt.

Approved For Release 2002/08/15 : CIA-RDP83-00415R011600030016-2

VIERACHSIGER EISENGIESSWAGEN

VERWENDUNGSZWECK

Transport von flüssigem Eisen



TECHNISCHE DATEN

Gewicht ohne Kübel	etwa 31 t
Gewicht des Kübels leer	etwa 27 t
Nutzlast	100 t
Gesamtgewicht beladen	etwa 158 t
Länge zwischen den Kupplungen	8 200 mm
Drehzapfenabstand	4 160 mm
Drehgestellachsstand	1 300 mm
Höhe über Schienenoberkante (ohne Kübel)	2 230 mm
Größte Breite (ohne Kübel)	2 710 mm
Lichter Abstand der Kübelträger	3 110 mm
Spurweite	1 524 mm
Höchstgeschwindigkeit	15 km/st
Kleinster zulässiger Kurvenradius	75 m
Größter Raddruck	20 t

WAGGONFABRIK DESSAU DER STAATL. A.G. FÜR TRANSPORTMASCHINENBAU, TRANSMASCH. DESSAU

25X1A

WIRKUNGSWEISE

Der Kübel zur Aufnahme des flüssigen Eisens ist mit zwei Auslegern versehen, die sich mit zwei Zapfenpaaren auf die Kübellagerungen des Wagens abstützen. Um den Kübel ganz aus dem Wagen herausheben zu können, sind zwei Tragzapfen oberhalb der Lagerzapfenpaare angeordnet. Außerdem befindet sich im Unterteil des Kübels auf jeder Wagenseite ein Bolzen, an denen der Kran angreift, wenn der Kübel gekippt werden soll.

Beim Kippen wird der Kübel durch Anfassen mittels Kran an einem der zuletzt genannten Bolzen solange angehoben, bis er sich auf der gegenüberliegenden Wagenseite mit Armen, die an den eingangs erwähnten Auslegern sitzen, auf außerhalb des Wagens stehende Stützen auflegt; bei weiterem Anheben hebt der Kübel sich ganz vom Wagen ab und kippt nur noch um die letztgenannten Stützen.

Der Kübel mit den Auslegern gehört nicht zur Lieferung der Waggonfabrik.

BAUWEISE

Untergestell. Gebildet aus zwei Kopfstückkonstruktionen mit Kübellagerungen, kastenförmig zusammengeschweißt aus starken Blechen sowie aus zwei gekröpften Stahlgußlangträgern mit U-förmigem Querschnitt, die mit den Kopfstücken mittels Paßkeilen verschraubt sind. An den Kopfstücken sind die Drehpfannen und seitlichen Gleitstücke für die Lagerung auf den Drehgestellen angeordnet.

Drehgestelle System „Diamond“ mit Wangen und Drehplannenträger aus Stahlguß. Achslager als Pendelrollenlager, mit den Wangen in besonderen Lagerbüchsen verschraubt. Abfederung mit zwei Gruppen zu je 6 Stück paarweise ineinandersteckenden Schraubentfedern je Drehgestell.

Zugvorrichtung an jedem Wagenende, bestehend aus einem Friktionsapparat und selbsttätiger Mittelpufferkupplung.

Stoßvorrichtung als selbsttätige Mittelpufferkupplung ohne seitliche Puffer.

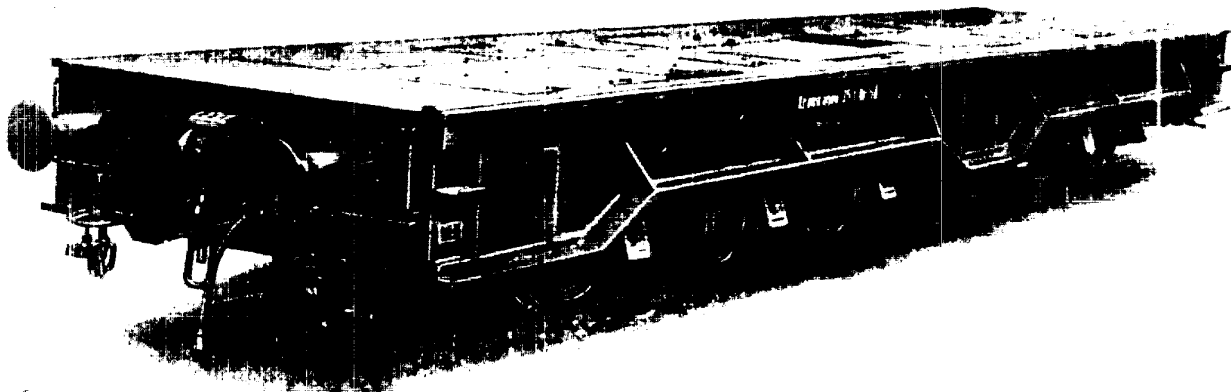
Bremse ist nicht vorgesehen.

SECHSACHSIGER KRANUNTERWAGEN

25 t TRAGKRAFT BEI 6,6 m AUSLADUNG

VERWENDUNGSZWECK

Aufnahme eines in Wagenlängsrichtung verfahrbaren Schwenkkranes mit einziehbarem Ausleger und 25 t Hubkraft bei 6,6 m Ausladung, insbesondere zur Verwendung an Unfall-, Brücken- und Ladestellen. Das Kranfahrzeug ist profilfrei, daher im Eisenbahnverkehr freizügig



TECHNISCHE ANGABEN

Gewicht ohne Kran		etwa	32 t
Nutzlast (6,6 m Ausladung)			25 t
Gewicht des betriebsfertigen Kranwagens		etwa	102 t
Länge über Puffer			13 620 mm
Drehzapfenabstand			5 500 mm
Gesamtachsstand der Drehgestelle	2	1550	3 100 mm
Achsstand ganz			8 600 mm
Länge über Kopfstück			12 500 mm
Spurweite			1 524 mm
Größte Breite des Unterwagens			3 150 mm
Lichter Abstand der Kranlaufschienen			2 650 mm
Höhe der Oberkante Kranlaufschienen über Gleis-			
schienen-Oberkante		etwa	1 400 mm
Höchste Geschwindigkeit bei Zugfahrt			65 km/h
Kleinster zulässiger Kurvenradius			80 m
Größter Raddruck bei Zugfahrt			18 t

Der mit diesel-elektrischem Antrieb versehene Schwenkran läuft auf den auf den Oberflanschen der Langträger verlegten Schienen und ist durch Sicherheitsrollen, die am Oberflansch der Langträger umreifen, gegen Abheben gesichert. Beim Arbeiten mit größeren Lasten quer zur Gleisachse, wird der Wagen auf sechs einziehbare Kragarme (auf jeder Seite drei) mit hydraulischer Lastenübertragung auf Schwellenstapel außerhalb des Gleises abgestützt. Beim Arbeiten des Kranes ohne Abstützung werden die Tragfedern der Drehgestelle durch Schraubenspindeln und Ausgleichhebel entlastet bzw. ausgeschaltet. Zum Verfahren des gesamten Kranwagens auf dem Gleis ist eine Getriebeanlage vorgesehen, die einen Antrieb der beiden inneren Endachsen der Drehgestelle von der Maschinenanlage des Kranes aus über Zahnradvorgelege gestattet.

Der Kranwagen ist aus starken Blechen zusammengeschweißt, bestehend aus zwei Langträgern mit Doppel-T-Querschnitt mit je drei Aussparungen auf jeder Seite für die Kragarme, ferner aus Querträgern, Kopfstücken und Drehpfannenträgern.

Die Drehgestelle sind dreiaxsig, aus Blechen zusammengeschweißt, bestehend aus Seitenwangen, Querträgern, Kopfstücken, Drehpfannenträgern und Bremszylinderträgern. Abfederung durch Blattfedern an jeder Achsbuchse, Auhängung in schrägen Gehängen. Gleitachslager mit rotguß-armierten Stahllagerschalen und Babbitausguß.

1. Äußere Endachse, Achswellen und Räder in Normalausführung.
2. Mittelachse, Achswelle in Normalausführung, Räder an den Laufflächen ohne Spurkranz.
3. Innere Endachse, Räder in Normalausführung, Achswelle verstärkt zur Aufnahme des Zahnrades für den Hilfsantrieb. Lastenausgleich zwischen Mittelachse und äußerer Endachse durch zweiarmigen Hebel.

An jedem Wagenende, bestehend aus einem Friktionsapparat und selbsttätiger Mittelpufferkupplung.

Als Stangenpuffer, beiderseits der Zugvorrichtung an den Kopfstücken.

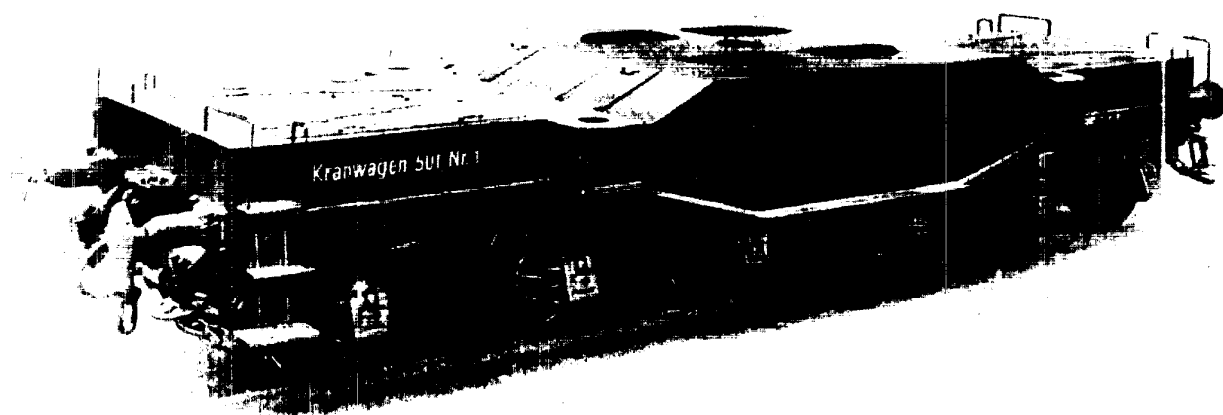
Als Druckluftbremse, System „Matrossow“, mit zwei Stück 14" Bremszylindern auf acht Klötze in jedem Drehgestell wirkend. Die Antriebsachse wird nicht gebremst. Außerdem ist eine Handbremse vorhanden; Betätigung der letzteren durch Handrad von beiden Seiten jeden Drehgestells.

Beim Arbeiten des Kranes wird die Plattform mit Schienenzangen, an jedem Wagenende 2 Stück, festgeklemmt und durch eine Vorrichtung die Federung entlastet.

SECHSACHSIGER KRAUNTERWAGEN

50 t KRAN 6,3 m AUSLADUNG

Aufnahme eines in der Mitte zwischen den Drehgestellen mittels Königszapfens, Drehkranz und Zahnkranz gelagerten Schwenkkranes mit einziehbarem Ausleger und 50 t Tragkraft bei 6,3 m Ausladung, insbesondere zur Verwendung an Unfall-, Brücken- und Ladestellen. Das Kranfahrzeug ist profilfrei, daher im Eisenbahnverkehr freizügig.



Gewicht ohne Kran	etwa	28 t
Nutzlast (6,3 m Ausladung)		50 t
Gewicht des betriebsfertigen Kranwagens	etwa	95 t
Länge über Puffer		10 770 mm
Drehzapfenabstand		4 800 mm
Gesamtachsstand der Drehgestelle	2 x 1550	3 100 mm
Achsstand ganz		8 600 mm
Länge über Kopfstück		9 650 mm
Spurweite		1 524 mm
Größte Breite des Unterwagens		3 150 mm
Höhe der Rollenkranzunterkante über Schienenoberkante	etwa	1 800 mm
Größte Geschwindigkeit bei Zugfahrt		65 km/h
Kleinster zulässiger Kurvenradius		80 m
Größter Raddruck bei Zugfahrt	etwa	16,5 t

WIRKUNGSWEISE

Der mit dieselelektrischem Antrieb versehene Schwenkran dreht sich auf dem auf der Plattform gelagerten Rollkranz um den in der Mitte des letzteren liegenden Königszapfen. Beim Arbeiten des Kranes mit größeren Lasten quer zur Gleisachse wird der Wagen auf vier beizuklappende Schwenkarme (auf jeder Seite zwei) mit hydraulischer Lastübertragung auf Schwellenstapel außerhalb des Gleises abgestützt. Beim Arbeiten des Kranes ohne Abstützung werden die Tragfedern der Drehgestelle durch Schraubenspindeln und Ausgleichhebel entlastet bzw. ausgeschaltet. Zum Verahren des gesamten Kranwagens auf dem Gleis ist eine Getriebeanlage vorgesehen, die einen Antrieb der beiden inneren Endachsen der Drehgestelle von der Maschinenanlage des Kranes aus über Zahnradvorgelege gestattet.

BAUWEISE

Der Kran besteht aus starken Blechen zusammengeschweißt, bestehend aus zwei Langträgern mit Doppel-T-Querschnitt mit insgesamt vier doppelten Lagerungen für die Schwenkarme. Die Langträger sind durch angeschweißte Querträger, Kopfstücke und Drehpfannenträger miteinander verbunden.

Der Kran ist dreiaxsig aus Blechen zusammengeschweißt, bestehend aus Seitenwangen, Querträgern, Kopfstücken, Drehpfannenträgern und Bremszylinderträgern. Abfederung durch Blattfedern an jeder Achsbuchse, Auhängung in schrägen Gehängen. Gleitachslager mit rotulierten Stahllagerschalen und Babbitausguß.

1. Bauweise der Radaachse:

1. Äußere Endachse. Achswellen und Räder in Normalausführung.
2. Mittelachse. Achswelle in Normalausführung. Räder an den Laufflächen ohne Spurrads.
3. Innere Endachse. Räder in Normalausführung. Achswelle verstärkt zur Aufnahme des Zahnrades für den Hilfsantrieb. Lastenausgleich zwischen Mittelachse und äußerer Endachse durch zweiarmligen Hebel.

Der Kran ist an jedem Wagenende bestehend aus einem Friktionsapparat und selbsttätiger Mittelpufferkupplung.

Der Kran ist als Stangenpuffer beiderseits der Zugvorrichtung an den Kopfstücken. Die Puffer lassen sich beiseiteklappen, um die Arbeit des Schwenkkranes nicht zu behindern.

Der Kran ist als Druckluftbremse System „Matrossow“ mit zwei Stück 14" Bremszylindern auf den Rädern in jedem Drehgestell wirkend. Die Antriebsachse wird nicht gebremst. Außerdem ist eine Handbremse vorhanden. Betätigung der letzteren durch Handrad von beiden Seiten des Drehgestells.

Beim Arbeiten des Kranes wird die Plattform mit Schienenzangen an jedem Wagenende 2 Stück an Gleise verriegelt und durch eine Vorrichtung die Federn entlastet.

10 VIERACHSIGER SCHLACKENTRANSPORTWAGEN

VERWENDUNGSZWECK

Aufnahme und Transport von Schlacke (Hochofen- oder Martinschlacke) vom Schmelzofen zur Halde und Entleerung daselbst.



DATEN

Gewicht des Wagens ohne Kübel	ca. 39,0 t
Gewicht des Wagens mit Kübel für Hochofenschlacke	53,0 t
Gewicht des Wagens mit Kübel für Martinschlacke	56,0 t
Gewicht mit Hochofenschlacke beladen	84,0 t
Gewicht mit Martinschlacke beladen	95,0 t
Nutzlast mit Hochofenschlacke	31,0 t
Nutzlast mit Martinschlacke	39,0 t
Länge zwischen den Kupplungen	7850 mm
Drehzapfenabstand	4230
Drehgestellachsstand	1800
Höhe über Schienenoberkante (mit Kübel)	3727
Größte Breite	3480
Spurweite	1524
Größter Raddruck	etwa 12 t
Höchstgeschwindigkeit	15 km/st
Kleinster zulässiger Kurvenradius	75 m
Höchstzulässiges Gefälle	1,5 ‰
Überhöhung der Kippvorrichtung des Kübels	1 : 23,6
Weg des Gleitstücks	972 mm
Drehwinkel des Kübels	116°
Dauer des Kippvorgangs	1,2 bis 1,5 min
Leistung des erforderlichen Elektromotors	mindestens 22 kW
Drehzahl je min	etwa 700 bis 900 U/min

WIRKUNGSWEISE

Der Kübel für die Aufnahme der Schlacke ist in einem Stützring gelagert und kann nach Auslösung von Sicherheitsklinken aus diesem herausgehoben und gegen einen anderen ausgewechselt werden.

Der Stützring trägt an seinen beiden Enden in Wagenlängsrichtung Rollsegmente mit Spurkränzen, die sich auf Rollbahnen abwälzen. Konzentrisch mit diesen Rollsegmenten sitzen Stirnradritzel, die in neben den beiden Rollbahnen liegende und mit ihnen kombinierte Zahnstangen eingreifen; Ritzel und Zahnstange sichern die Lage des Stützringes mit Kübel beim Kippen. Der Antrieb des Stützringes einschl. Kübel beim Kippvorgang erfolgt durch einen Elektromotor über zwei Stirnradgetriebe, eine wagerecht quer zum Wagen gelagerte Schraubenspindel und eine auf ihr sitzende Mutter, die durch parallel zur Schraubenspindel liegende Führungen am Mitdrehen gehindert ist; die Mutter überträgt über einen Mitnehmerzapfen ihre wagerechte Bewegung auf Stützring mit Kübel, die so infolge Abwälzung der Rollsegmente und Zahnradritzel auf Rollbahnen und Zahnstangen den Kippvorgang ausführen.

BAUWEISE

Untergestell gebildet aus 2 Kopfstückkonstruktionen aus Stahlguß, kastenförmig ausgebildet mit Versteifungsrippen, sowie zwei gekröpften Längsträgern aus Stahlguß mit U-förmigem Querschnitt. Kopfstücke und Längsträger sind mittels Paßkeilen miteinander verschraubt. An den Kopfstücken sind Drehpfannerl und Gleitstücke für die Lagerung auf den Drehgestellen angeordnet, ferner Zug- und Stoßvorrichtungen sowie Rollbahnen und Zahnstangen für den Stützring und die Getriebeanlage für das Kippen.

Drehgestell System „Diamond“ mit Wangen und Drehpfannenträgern aus Stahlguß. Achslager als Pendelrollenlager, lösbar verbunden mit den Drehgestellrahmen. Abfederung mit 2 Gruppen Federn je Drehgestell, jede Gruppe bestehend aus je 4 Satz paarweise ineinandersteckender Schraubenfedern und einer Doppelblattfeder.

Zugvorrichtung an jedem Wagenende, bestehend aus einem Friktionsapparat und selbsttätiger Mittelpufferkupplung.

Stoßvorrichtung als Stangenpuffer beiderseits der Zugvorrichtung an den Kopfstücken; jeder Puffer mit einem Satz aus 2 ineinandersteckenden Schraubenfedern; Puffertellerdurchmesser 400 mm.

Bremse ist nicht vorgesehen.

Kippeinrichtung für Schlackekübel, gebildet durch Stützring aus Stahlguß, in den der Schlackekübel eingesetzt und durch 4 Sicherungsklinken gehalten wird. Gegen Verdrehung des Kübels im Stützring erfolgt die Sicherung durch Knaggen auf der Oberfläche des Ringes. Der Stützring ruht mittels zweier Rollsegmente mit Spurkränzen auf Rollbahnen aus Stahlformguß, die quer zur Wagenlängsrichtung auf den Stahlgußkopfstücken verschraubt sind. Diese Rollbahnen sind kombiniert mit Zahnstangen, in die Stirnradritzel eingreifen; diese sitzen auf Zapfen, die zu den Rollsegmenten konzentrisch liegen; sie sichern die Lage des Stützringes mit Kübel und verhindern ein Gleiten der Rollsegmente.

Getriebe für die Kippeinrichtung, bestehend aus Elektromotor mit Schalteinrichtung, zwei Stirnradgetrieben in Wälzlager, Schraubenspindel in Wälzlager mit Führungen, Mutter und Mitnehmerzapfen, ist auf dem einen entsprechend ausgebildeten Kopfstück aufgestellt und mit diesem verschraubt. Die Übertragung der wagerechten Bewegung der Mutter auf den Stützring erfolgt mittels des Mitnehmerzapfens, der über die Rollsegmente und Zahnräder die Kippbewegung des Stützringes mit Kübel einleitet.

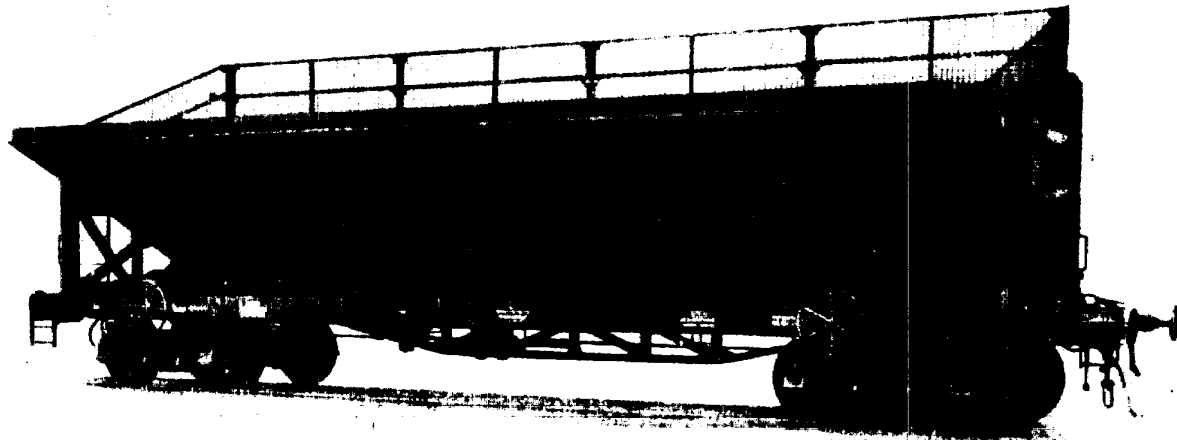
Lieferumfang: Kopfstücke mit Stützring, Getriebe und Langträgern fertig zusammengebaut und auf die Drehgestelle aufgesetzt, ohne Schlackekübel und elektrische Anlage für den Kippantrieb.

VIERACHSIGER KOKSLÖSCHWAGEN

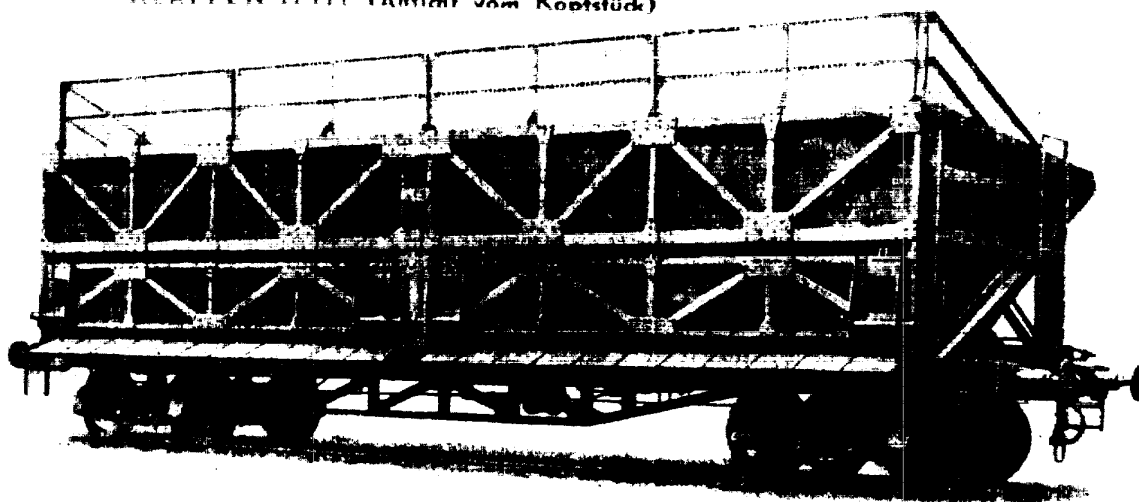
VERWENDUNGSZWECK

Aufnahme und Transport von glühendem Koks nach dem Ausstoß aus dem Glühofen (Retorte) zum Ablöschen.

ANTRIEBSSEITE



KLAPPENSEITE (Ansicht vom Kopfstück)



TECHNISCHE DATEN

Gewicht, leer	etwa 54 t
Nutzlast, gesamt	13 t
Länge über Puffer	15 000 mm
Drehzapfenabstand	10 000 mm
Achsstand der Drehgestelle	1 800 mm
Achsstand ganz	11 800 mm
Spurweite	1 524 mm
Breite von Längs-Mitte-Wagen	
bis Außenkante-Getriebeseite	2 337 mm
bis Außenkante-Klappenseite	1 883 mm
Gesamthöhe von Schienenoberkante	4 651 mm
Rauminhalt (Laderaum) rund	50 m ³
Neigung der Ladeflächen gegen die Wagerechte	28°

Der Koks wird von oben in den Laderaum geschüttet. Die Entleerung erfolgt nach einer Wagenseite zu nach dem Öffnen von Klappen, die durch mit Preßluft oder von Hand betätigte Getriebe bewegt werden (mindestens 1,5 atü).

Der Laderaum ist in zwei gleichgroße Abteilungen von je 25 m³ Rauminhalt unterteilt; jede Abteilung ist durch eine Klappe verschlossen; letztere werden von Hand einzeln oder mit Druckluft zugleich durch das zugehörige Getriebe geöffnet oder geschlossen. Sicherung der geschlossenen Klappen durch Totpunktsperren.

Der Boden des Laderaumes ist unter 28° gegen die Wageredite geneigt, so daß die Ladung von selbst abrutscht.

Die Getriebe für die Laderaumklappen bestehen aus einem Druckluftzylinder, der über eine Zahnstange, ein Stirnrad mit Welle, Hebeln und Stangen die Klappen bewegt. Bei Handbetrieb ist vor die Welle ein Schneckengetriebe sowie ein Stirnrad-Untersetzungsgetriebe geschaltet. Die Stellung der Klappen wird über eine Schaltwalze auf einen Lichtsignalkasten auf der Lokomotive übertragen, so daß dort bei geschlossenen Klappen eine grüne Lampe aufleuchtet, dagegen eine rote, sobald eine Klappe geringfügig geöffnet wird.

B A U W E I S E

Rahmen aus Walzprofilen und Blechen zusammengesetzt. Hauptquerträger mit Drehflanken und Gleitstücken russischer Bauart.

Drehgestelle, System Diamond, wahlweise in Stahlguß- oder in Fachwerkbauart aus Walzeisen. Federung durch acht mal zwei ineinandersteckende Schraubenfedern und zwei Doppelblattfedern je Drehgestell. Radsätze und Gleitlagerachsbuchsen nach sowjetischen Normalien.

Zugvorrichtung an jedem Wagenende, bestehend aus je einem Satz Schraubenfedern, ineinandersteckend, mit Zughaken und Schraubenkupplung.

Stoßvorrichtung als Stangenpuffer beiderseits der Zugvorrichtung an den Kopfstücken; jeder Puffer mit einem Satz Schraubenfedern, ineinandersteckend. Puffersteller \varnothing 400 mm.

Bremse als Druckluftbremse, System „Matrossow“ mit 14 " Bremszylinder, auf vier Klötze in jedem Drehgestell wirkend. Hauptluftleitung mit Übergangsschlauchkupplung an den Kopfstücken.

Kastengerippe aus Profileisen und Blechen zusammengesetzt. Das Kastengerippe bildet tragfähige Fachwerkträger zur Aufnahme der Verkleidungsplatten und der Ladung. Der schräge Boden besteht aus 5 mm starkem Blech mit Versteifungsträgern. An den Stirnseiten und auf Klappenseite des Kastens Aufsatzgitter, um Überschütten von Ladegut zu verhindern. Das Innere der Laderäume und der Schrägboden ist mit auswechselbaren Platten aus hitzebeständigem Gußeisen verkleidet.

Entleerklappen an je drei Scharnieren mit waagerechter Achse an der Unterkante des Kastenträgers aufgehängt. Sie bestehen aus einem Fachwerkträger aus Walzeisen, der nach dem Laderaum zu mit hitzebeständigen Gußeisenplatten verkleidet ist.

Klappengetriebe, bestehend aus doppelt wirkendem Luftzylinder von 400 mm Durchmesser, Zahnstange, Stirnrad, Hauptwelle in Wagenlängsrichtung mit Hebeln an den Enden sowie Verbindungsgestänge zu den Klappen.

Reservehandantrieb (ausrückbar) mit Handrad, Schneckengetriebe und Stirnrad-Untersetzungsgetriebe, Luftleitungen für „Öffnen“ und „Schließen“ mit Schlauchkupplung an den Wagenenden.

Schmierung der Lager durch Nippel mittels Feltpresse, des Zylinders durch Spezialschmierapparat.

Leuchtanlage bestehend aus:

Lampenkasten auf der Lokomotive, enthaltend rote und grüne Signallampe, Transformator 220/24 V Wechselstrom und Hauptschalter,

Schaltkasten mit Kontaktwalze für jede Klappe, betätigt von der Hauptwelle aus, sowie dreipolige Leitung, verlegt in Stahlrohr mit Übergangskupplungen an den Wagenenden.

Die Betriebsspannung und Stromart der Anlage können den Wünschen der Besteller angepaßt werden.

Oberflächenbehandlung der Eisenteile von Untergestell, Drehgestellen und Kastengerippe durch mehrfache Anstriche mit Mennige und Ölfarbe; soweit die Bauteile durch das Ladegut heiß werden, kommt hitzebeständige Farbe zur Anwendung. Die gußeisernen Auskleidungsplatten erhalten keinen Anstrich.

H. Fehle, H. Giese (WA), H. Haselberg (WA), H. Hiller,
H. Schulte (AB), H. Gollis, H. Klotz, H. L. Klotz,
H. Klotz, H. Klotz, H. Klotz, V 145/5-331

De k a n t e n - o h r e n

Mr. den Walff, 1841

Vorgang: Schreiben des Transmissions-Leipzig v. d. 6. 51
Zeichen Nr. 1-7/332 (Zug.Nr. 444/51-51)

Die Finanzwirtschaft liefert uns mit obigen Beispielen
sicherlich mit:

Aufgrund seiner Verfügung des stellvertretenden
der Verwaltung der Sowjetisches Eigentums insch
land, Gen. Anzeigensin, sende ich Ihnen teils
die Kontingentsbedingungen zur Ausarbeitung, be
ziehungsweise zur Einreichung für Attache, und be
ziehungsweise für ein Stück in Kontingentsin
die die Kontingentskriterien der Sowjetische
Zusatz einer solchen großen Zahl von Teilne
me dieser Kontingenz bekannt.

1. Die Bedeutung der
 2. Wirtschaftslehre für die
 3. Wirtschaftspraxis
 4. und die
 5. Wirtschaftspolitik
 6. und die
 7. Wirtschaftslehre
 8. und die
 9. Wirtschaftslehre
 10. und die
 11. Wirtschaftslehre
 12. und die
 13. Wirtschaftslehre
 14. und die
 15. Wirtschaftslehre
 16. und die
 17. Wirtschaftslehre
 18. und die
 19. Wirtschaftslehre
 20. und die
 21. Wirtschaftslehre
 22. und die
 23. Wirtschaftslehre
 24. und die
 25. Wirtschaftslehre
 26. und die
 27. Wirtschaftslehre
 28. und die
 29. Wirtschaftslehre
 30. und die
 31. Wirtschaftslehre
 32. und die
 33. Wirtschaftslehre
 34. und die
 35. Wirtschaftslehre
 36. und die
 37. Wirtschaftslehre
 38. und die
 39. Wirtschaftslehre
 40. und die
 41. Wirtschaftslehre
 42. und die
 43. Wirtschaftslehre
 44. und die
 45. Wirtschaftslehre
 46. und die
 47. Wirtschaftslehre
 48. und die
 49. Wirtschaftslehre
 50. und die
 51. Wirtschaftslehre
 52. und die
 53. Wirtschaftslehre
 54. und die
 55. Wirtschaftslehre
 56. und die
 57. Wirtschaftslehre
 58. und die
 59. Wirtschaftslehre
 60. und die
 61. Wirtschaftslehre
 62. und die
 63. Wirtschaftslehre
 64. und die
 65. Wirtschaftslehre
 66. und die
 67. Wirtschaftslehre
 68. und die
 69. Wirtschaftslehre
 70. und die
 71. Wirtschaftslehre
 72. und die
 73. Wirtschaftslehre
 74. und die
 75. Wirtschaftslehre
 76. und die
 77. Wirtschaftslehre
 78. und die
 79. Wirtschaftslehre
 80. und die
 81. Wirtschaftslehre
 82. und die
 83. Wirtschaftslehre
 84. und die
 85. Wirtschaftslehre
 86. und die
 87. Wirtschaftslehre
 88. und die
 89. Wirtschaftslehre
 90. und die
 91. Wirtschaftslehre
 92. und die
 93. Wirtschaftslehre
 94. und die
 95. Wirtschaftslehre
 96. und die
 97. Wirtschaftslehre
 98. und die
 99. Wirtschaftslehre
 100. und die
 101. Wirtschaftslehre
 102. und die
 103. Wirtschaftslehre
 104. und die
 105. Wirtschaftslehre
 106. und die
 107. Wirtschaftslehre
 108. und die
 109. Wirtschaftslehre
 110. und die
 111. Wirtschaftslehre
 112. und die
 113. Wirtschaftslehre
 114. und die
 115. Wirtschaftslehre
 116. und die
 117. Wirtschaftslehre
 118. und die
 119. Wirtschaftslehre
 120. und die
 121. Wirtschaftslehre
 122. und die
 123. Wirtschaftslehre
 124. und die
 125. Wirtschaftslehre
 126. und die
 127. Wirtschaftslehre
 128. und die
 129. Wirtschaftslehre
 130. und die
 131. Wirtschaftslehre
 132. und die
 133. Wirtschaftslehre
 134. und die
 135. Wirtschaftslehre
 136. und die
 137. Wirtschaftslehre
 138. und die
 139. Wirtschaftslehre
 140. und die
 141. Wirtschaftslehre
 142. und die
 143. Wirtschaftslehre
 144. und die
 145. Wirtschaftslehre
 146. und die
 147. Wirtschaftslehre
 148. und die
 149. Wirtschaftslehre
 150. und die
 151. Wirtschaftslehre
 152. und die
 153. Wirtschaftslehre
 154. und die
 155. Wirtschaftslehre
 156. und die
 157. Wirtschaftslehre
 158. und die
 159. Wirtschaftslehre
 160. und die
 161. Wirtschaftslehre
 162. und die
 163. Wirtschaftslehre
 164. und die
 165. Wirtschaftslehre
 166. und die
 167. Wirtschaftslehre
 168. und die
 169. Wirtschaftslehre
 170. und die
 171. Wirtschaftslehre
 172. und die
 173. Wirtschaftslehre
 174. und die
 175. Wirtschaftslehre
 176. und die
 177. Wirtschaftslehre
 178. und die
 179. Wirtschaftslehre
 180. und die
 181. Wirtschaftslehre
 182. und die
 183. Wirtschaftslehre
 184. und die
 185. Wirtschaftslehre
 186. und die
 187. Wirtschaftslehre
 188. und die
 189. Wirtschaftslehre
 190. und die
 191. Wirtschaftslehre
 192. und die
 193. Wirtschaftslehre
 194. und die
 195. Wirtschaftslehre
 196. und die
 197. Wirtschaftslehre
 198. und die
 199. Wirtschaftslehre
 200. und die
 201. Wirtschaftslehre
 202. und die
 203. Wirtschaftslehre
 204. und die
 205. Wirtschaftslehre
 206. und die
 207. Wirtschaftslehre
 208. und die
 209. Wirtschaftslehre
 210. und die
 211. Wirtschaftslehre
 212. und die
 213. Wirtschaftslehre
 214. und die
 215. Wirtschaftslehre
 216. und die
 217. Wirtschaftslehre
 218. und die
 219. Wirtschaftslehre
 220. und die
 221. Wirtschaftslehre
 222. und die
 223. Wirtschaftslehre
 224. und die
 225. Wirtschaftslehre
 226. und die
 227. Wirtschaftslehre

Die in dem Schreiben enthaltenen Forderungen (ebenda S. 31.3.51.) lauten wie folgt:

100-443887-100

der Abteilung der GAN "Kali" für die Sammlung von Konstruktionsvorschlägen von Strukturstahl-Abhängigkeit an der die Abhängigkeit der

1. The first group of people who are interested in the results of the study are the researchers themselves. They want to know if the study was successful in achieving its goals and if the results are consistent with their expectations.

2) von der Verwirklichung der Mechanisierung der Holz-
 fällerei wird der Vollzug der Spracherleichterung nicht
 die Rede zu machen, aber vollständig auf die Arbeit
 stützen und die Arbeit zu verzeichnen. Es
 bedeutet, das auf Grund der bei den mechanischen
 Verfahren gemachten Erfahrungen die Arbeit zu
 erleichtern, sowie die Verhältnisse und die Arbeits-
 verhältnisse zu verbessern.

Die ersten vier Jahre nach dem Zweiten Weltkrieg

Die der Vermittlung dienenden Organe sollen **kleine**
 lokale Paritätische Ausschüsse sein:

1. Geringes Gewicht, Maximum 15 kg
2. Kleine Maße der Maschine zwecks Erleichterung der Montage an natürliche Verhältnisse der Schichtarbeit. Die Maschine soll 2 m nicht übersteigen, die Höhe soll dieselbe kleiner sein.
3. Der Radius der Drehkurve soll 30 m nicht übersteigen.
4. Die Leichtigkeit der Drehung des Halters des Instrumentes zwecks Anpassung an die Schnittstellen zu gewährleisten.
5. Zwecks Erreichung der Bewegungseichtigkeit und der Kipplbarkeit soll sich die Maschine nach oben, hinten und Laufbaggern bewegen.
6. Die in Aussicht gestellte Form der Schneidkante beim Streckentreiben und Abbau in Form eines Kreises, Ellipsen oder Rechteckes, 1,5 - 2,0 m und ein anderer Typ - Breite nicht mehr als 4 - 5 m und Höhe in beiden Richtungen 2,5 m.
7. Große Stabilität des schneidenden Instrumentes und leichte Austauschbarkeit desselben.
8. Beim reinen Arbeitsgang soll die Maschine mit einer Umdrehungsgeschwindigkeit nicht unter 1 1/2 haben.
9. Minimale Anzahl an Personal für Bedienung und Montage der Maschine.
10. Minimale Anzahl an Personal für die Installation der Maschine auf eine andere Arbeitsstelle.
11. Automatische Entladung und Verladung des bei der Arbeit der Maschine anfallenden Erzes, was auch eine Kombination mit Bandförderern.
12. Der Entwurf soll Aufmerksamkeit gewidmet werden.
13. Es ist erwünscht nach Möglichkeit elektrischer Antriebe die Motoren und Schalter sollen explosionsfrei sein.
14. Gefährlose Bedienung der Maschine.
15. Vermeidung nichtzulässiger Erwärmung der einzelnen Maschinenteile, besonders des Halters des Schneidinstrumentes.

Zur Konstruktion soll eine Erläuterung der Arbeitsweise der Maschine, der Möglichkeit auch Verbesserungen, die während der Arbeit kommen, beigelegt werden.

Preis:

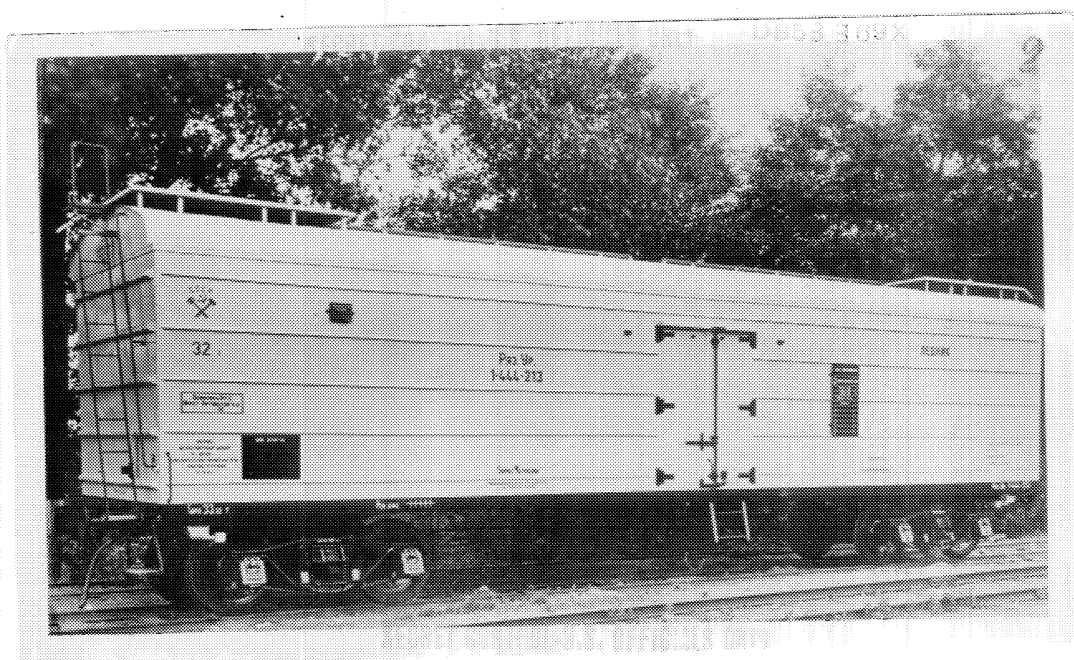
Mit der Wettbewerb werden folgende Preise festgesetzt:

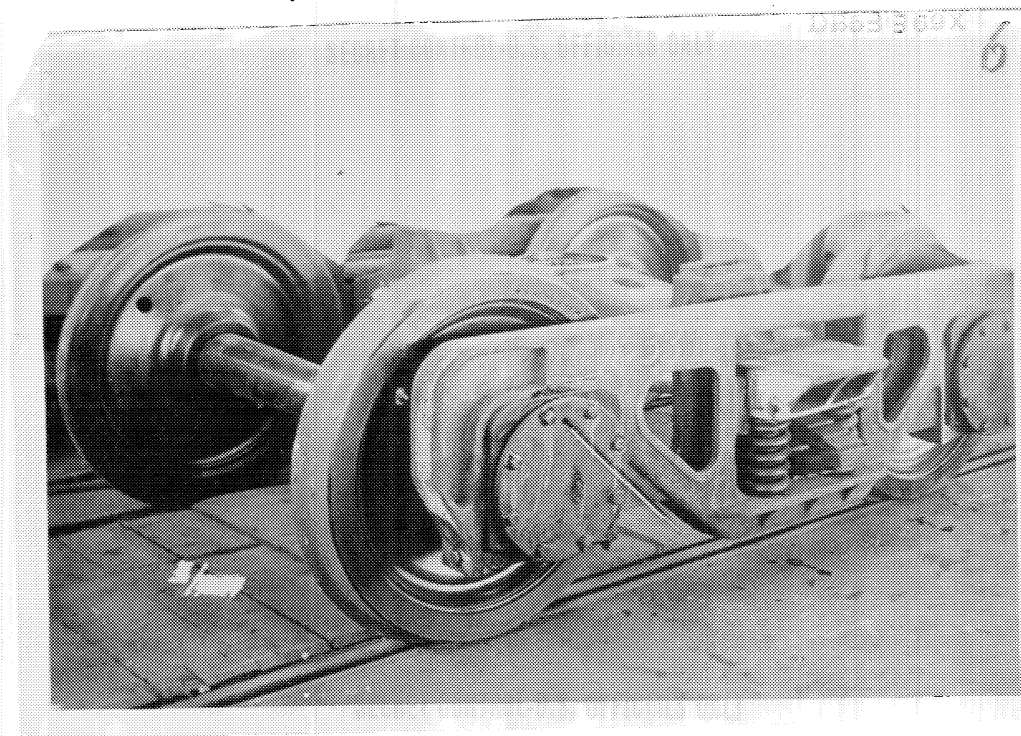
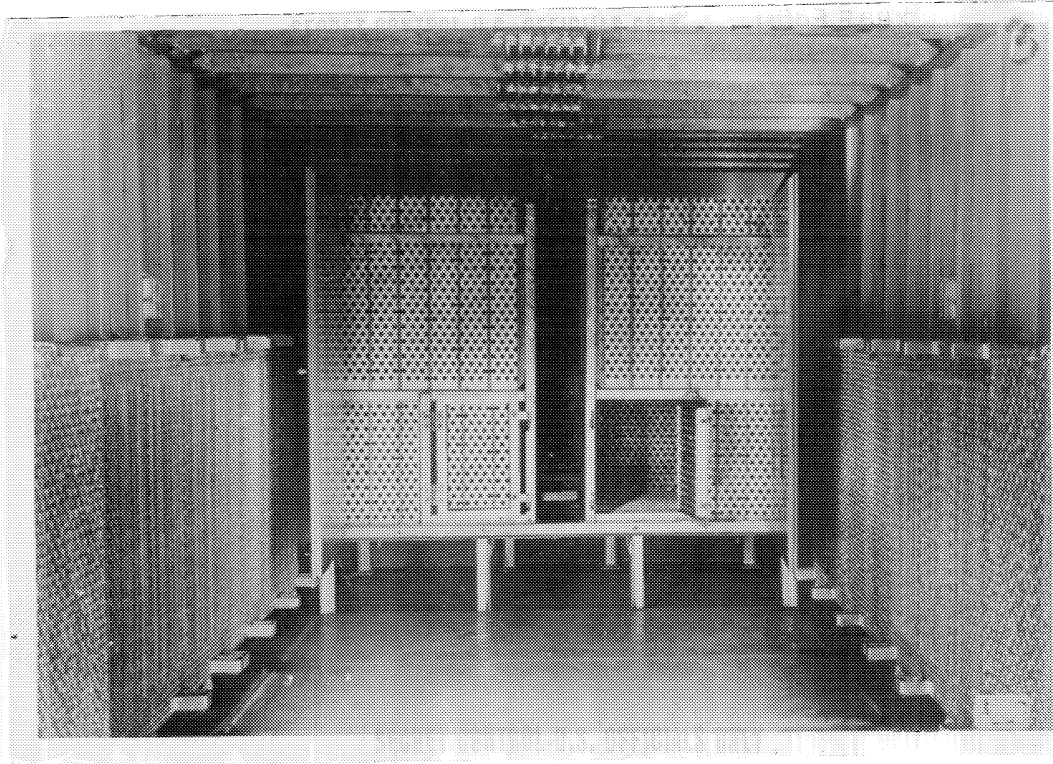
1. Preis - 25.000, -- DM
2. Preis - 10.000, -- DM
3. Preis - 5.000, -- DM

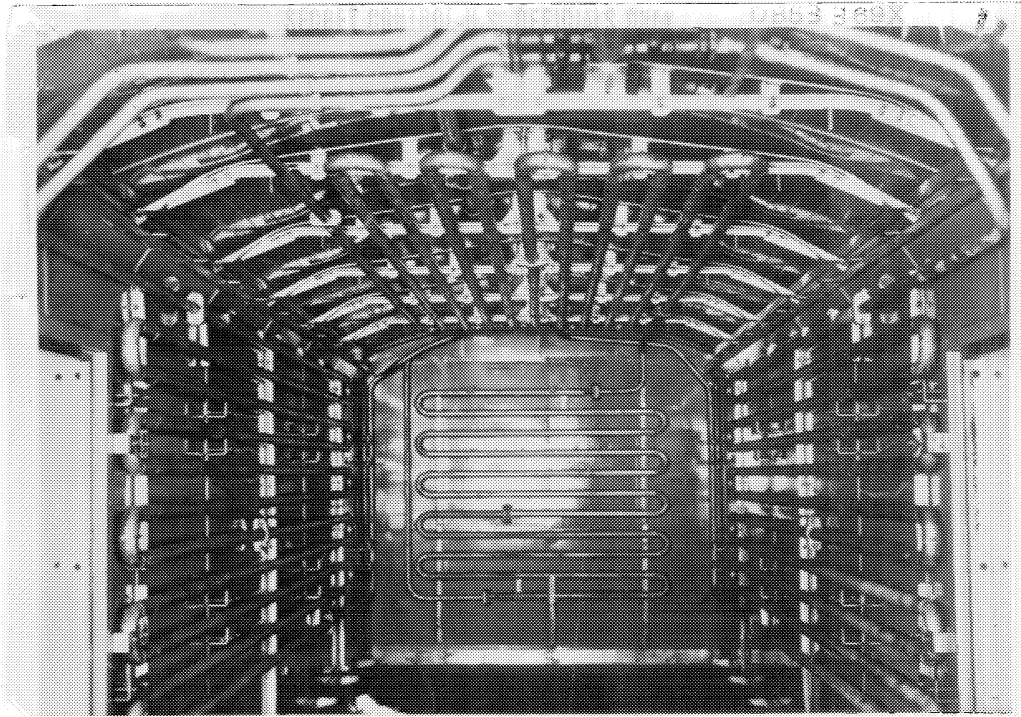
ILLEGIB

Approved For Release 2002/08/15 : CIA-RDP83-00415R011600030016-2

Approved For Release 2002/08/15 : CIA-RDP83-00415R011600030016-2







SECRET CONTROL - U.S. OFFICIALS ONLY

